⑲ 日本国特許庁(JP)

⑩特許出願公開

⑫公開特許公報(A)

昭63-201319

(3) Int Cl. 4

識別記号

庁内整理番号

❸公開 昭和63年(1988)8月19日

F 02 B 37/00

301

D-7713-3G E-7713-3G

図発明の名称

未請求 発明の数 1 審査請求 (全4頁)

ツインターボ過給機

の特 願 昭62-35105

22出 願 昭62(1987)2月18日

69発明者 松永

盛城

東京都武蔵野市境南町2-27-5

①出 願 人

富士重工業株式会社

東京都新宿区西新宿1丁目7番2号

20代 理 人 弁理士 小橋 信淳

外1名

- 1. 発明の名称 ・ ツインターボ過給機
- 2. 特許請求の範囲

エンジンの排気ガスにより駆動される少なくと も大、小2個のターピンと、該ターピンの大きさ に対応して回転軸により連結されたコンプレッサ からなるターボ過給機を備えてなるツインターボ 過給機において、

上記大、小2個のターボ造輪機を並列に配数す ると共に、各路輪機のタービンとコンプレッサと を、一体的に形成された過輪機ハウジング内部に 収容し、

該通給機ハウジングのコンプレッサ吸入口を、 それぞれの上記コンプレッサの吸入側に形成する と共に、上記コンプレッサの一方の吐出口を、他 方の上記コンプレッサの吐出口に連通するように 形成し、

上記過給機ハウジングの上記タービン側に形成 された1つの排気ガス放入口を、それぞれのター ピン入口に連通形成すると共に、上記名ターピン の排気ガス流出口を、上記過給週ハウジングにそ れぞれ形成したことを特徴とするツインターボ過 拾概.

3. 発明の詳細な説明

【産業上の利用分野】

本発明は、大、小2個の過輪標を1つの過輪機 ハウジング内に配設したツインターボ造給機に関 する.

【従来の技術】

従来、複数の過輪機が設けられたものとしては、 奥開昭59-70031号公船に示されるように、 高圧側の排気タービンと低圧側の排気タービンを それぞれ直列に設け、高圧側の排気ターピンの下で 流に低圧関の排気タービンをポルトで速設固若し たものがある。

また、実開昭55-112020号公報に示さ れるように、少なくとも2台の過給機を互いに開 接して設け、且つそれぞれ別個の俳気ガス供給口 から供給された排気ガスを1つの排気ベンドに合 流して機関外に排出するものがある。

. 【発明が解決しようとする問題点】

しかしながら、上記従来例の前者の過拾機においては、複数のターボ過拾機をそれぞれ直列に設け、ボルト等で連設固着しているため、装置全体が大型化し、組立てにも手間を要するという問題があった。

また、上記従来例の後者の過給機においては、 それぞれ別個の排気ガス供給口からそれぞれの過 給機に排気ガスを供給するため排気ガス過路の抵抗も高く、排気脈動を積極的に利用できないとい う問題があった。

本発明は、上述した問題点を解決すべく提案されたもので、少なくとも大、小2個の過給機を収容する過齢機パウジングを一体的に形成すると共に、排気ガス流入口を1個所のみにし、且つ上記タービンの大きさに対応させて並列させ、コンプレッサ吐出口を1個所にすることにより、装置のコンパクト化を図ったツインターボ過給機を提供することを目的とするものである。

【同題点を解決するための手段】

スは、過給機ハウジングに1個所だけ設けられた 排気ガス流入口から各タービンに流入し、大、小 タービンを回転駆動させると共に、大、小タービ ンの回転に運動して大、小コンアレッサも回転す るため、コンアレッサに放入した空気は、大、小 コンアレッサにより加圧される。

そして、大コンプレッサの吐出口近傍に小コンプレッサからの吐出口が連通し、且つこの連通した近傍に加圧空気案内用ガイドが設けられているので、小コンプレッサで加圧された空気は、円滑にコンプレッサ吐出口側へ流れると共に、大コンプレッサで加圧された空気と合流してエンジンに送られ、過齢が行われる。

【実施別】

以下、図面を参照して本発明の実施例を具体的 に説明する。

第1因において、1 はエンジン、2 はエンジン 1 の吸気マニホールド、3 はエンジン1 の上流倒 に設けられた吸気通路、4 は排気通路である。5 はエアクリーナ6 からの吸入空気流量を計量する

上記の目的を達成するため、本発明は、エンジ ンの排気ガスにより駆動される少なくとも大、小 2個のターピンと、該ターピンの大きさに対応し て回転軸により連結されたコンプレッサからなる ターボ通給機を備えてなるツインターボ過給機に おいて、上記大、小2個のターボ過給概を並列に 配設すると共に、各込給機のターピンとコンプレ ッサとを、一体的に形成された過輪機ハウジング 内部に収容し、該過給機ハウジングのコンプレッ サ吸入口を、それぞれの上記コンプレッサの吸入 側に形成すると共に、上型コンプレッサの一方の 吐出口を、他方の上記コンプレッサの吐出口に連 通するように形成し、上記過給機ハウジングの上 記タービン側に形成された1つの排気ガス流入口 を、それぞれのターピン入口に連過形成すると共 に、上記各タービンの排気ガス流出口を、上記過 給機ハウジングにそれぞれ形成するように構成さ れている.

【作 用】

上述した構成に基づき、エンジンからの排気ガ

空気液量計7とツインターボ過給機8の第1の吸入口8aとを連通する吸気通路、9は吸気通路5から分岐してツインターボ過給機8の第2の吸入口8bに連通する吸気通路で、吸気通路9には一方向弁9aが設けられている。10はツインターボ過給機8から排気が設ける排気通路、11はツインターボ過給機8から排気が次出する第2の流出口8dと排気通路10とを連過する排気通路で、排気ガス分配弁11aが設けられている。

ツインターボ過拾機 8 は、コンプレッサ 12a とタービン 12b とからなる大過拾機 12と、コンプレッサ 13a とタービン 13b とからなる小過拾機 13とが過拾機 ハウジング 14内に収容されている。コンプレッサ 13a によって加圧された加圧空気が吐出する吐出口 8e2 には、第 2 図に示すようにガイド 8e2 が設けられ、コンプレッサ 13a からの加圧空気は、ガイド 8e3 によって案内されてコンプレッサ 12a によって加圧され、吐出口 8e1 から吐出される加圧空気と合流して、過拾機ハウジング 14に

形成された吐出口8eから吸気通路3 , スロットルボディ15, 吸気マニホールド2 を介してエンジン1 へ波入する。

一方、過給機ハウジング14のタービン12b , 13 b 側には、第3回に示すように、エンジン1 からの排気がスを導くための排気管4 に連接する排気ガスの流入口8fが形成され、流入口8fからの排気ガスの一方は流入口8f』を経て小過拾機13のタービン13b へ、他方は流入口8f』を経て大過拾機12のタービン12b へと流入する。そして流入口8f』と8f2 との間には、タービン12b と13b へ流入する排気ガス流量を選正に分配するための分配整16が設けられている。

吸気通路3 と吸気通路9 との間には、バイバス 井17a を設けたバイバス通路17が設けられている。 なお符号18はウエイストゲート弁、19は排気ガス 処理装置である。

ここで、上記各々の制御弁の作動を述べる。一 方向弁9aは通常は閉じており、大過輪機12のコン プレッサ12a が回転すると期く方向に作動する。

口 8 a を介してコンプレッサ 13 a へ流入し、コンプレッサ 13 a にて加圧された加圧空気は、吐出口 8 e z からガイド 8 e s に案内されて、吐出口 8 e i から吸気通路 3 に流入し、スロットルボディ 15、吸気マニホールド 2 を経てエンジン1 に送られ、過給が行なわれる。

次に、エンジン1 が高回転および又は高負有運転されると、排気ガス分配弁11a は開くので、タービン12b が回転する。そしてコンプレッサ12a が回転しはじめるので、一方向弁9aが開き、コンプレッサ12a,13a にて加圧された多量の加圧空気がエンジン1 に吸入される。

【発明の効果】

以上述べたように、本発明は、少なくとも大。 小2個の通給機を、一体的に形成された過給機ハ ウジング内に収納したので、ツインターボ過給機 自体のコンパクト化を図ることができる。

また、過給機ハウジングの排気ガス流入口を1 個所のみとしており、しかも排気ガスが各タービ ンへ分流する分岐部に分配壁を形成したので、排 また、排気ガス分配非11a はエンジンの回転数。 負荷(またはスロットルバルブの開度)により開 閉制弾されるもので、低回転、低負荷のとき閉じ、 高回転、高負荷のときは開く。

他方、バイパス弁17a は通常は閉じているが、 例えばスロットルの全開等過給機が高回転してい るときにスロットルを急閉すると、コンプレッサ は慣性で回転し続け、空気の選げ場がなくなるの を防ぐため、この非を開いて空気を循環させるも のである。

本実施例は以上のような構成によりなるので、エンジン1 からの排気ガスは、排気通路4 を経て 通給機ハウジング 14の流入口 8 f から流入口 8 f にを介して大過輪機 12のタービン 12 b 、小当 か 低回転および又は低負荷の間では排気 ジン1 が低回転および又は低負荷の間では排気がス分配 非 11 a は閉じているので、タービン 13 b のみ回転する。タービン 13 b のの回転により、コンプレッサ 13 a が回転することで、エアクリーナ 6 からの空気は吸気通路5 ・第 1 の吸入

気ガスの通路抵抗が減少し、エンジンから排出される排気ガスをストレートに導くことができ、排 気験動を減衰させることなくそのまま利用できる。 さらに、放熱面積を小さくすることができること とも相俟って排気エネルギーの減衰も抑えること ができるので、各タービンの熱効率向上を期待す ることができる。

さらにまた、過齢機ハウジングの加圧空気吐出口が各コンプレッサに共通した1個所のみに形成されており、しかも大コンプレッサの吐出口に小コンプレッサからの吐出口を速通させ、且つこの連通した近傍に加圧空気案内用のガイドを設けたので、各コンプレッサからの加圧空気の合流が円滑に行なわれ、加圧空気の衝突損失がないので、効率的な過齢を行なうことができる。

したがって、吸入空気レスポンスの向上を図る ことができるばかりでなく、車載時における車両 のドライバビリティも良くなるといった数々の優 れた効果を発揮することができる。

4. 図面の簡単な説明

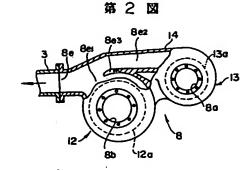
第1回は本発明の実施例を示すツインターボ過 輪機の系統説明図、第2図は第1図の矢印A方向 からみたツインターボ過給級の機略図、第3図は 同様に第1図の矢印B方向からみたツインターボ 過給機の機略図である。

1 … エンジン、2 … 吸気マニホールド、3 , 5 。 9 … 吸気通路、4 … 排気通路、8 … ツインターボ 通給機、8a… 第 1 の吸入口、8b… 第 2 の吸入口、 8c… 第 1 の流出口、8d… 第 2 の流出口、8e… 吐出 口、8f… 流入口、10, 11… 排気通路、12… 大過給 概、13… 小過給機、12a , 13a … コンプレッサ、 12b , 13b … タービン、14… 過給機ハウジング、 16… 分配盤、17… バイパス通路。

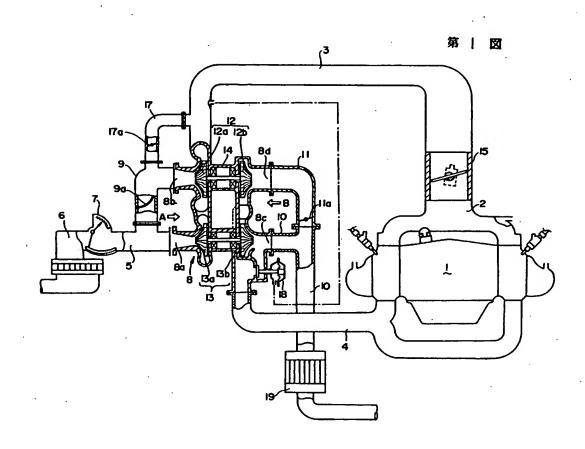
特許出額人 富士重工業株式会社

代理人 井理士 小 搶 億 淳

词 非理士 材 非 進



8c 8f1 12b 8d 8d 8f2



PAT-NO:

JP363201319A

DOCUMENT-IDENTIFIER: JP 63201319 A

TITLE:

TWIN TURBOSUPERCHARGER

PUBN-DATE:

August 19, 1988

INVENTOR-INFORMATION:

NAME

MATSUNAGA, MORISHIRO

ASSIGNEE-INFORMATION:

NAME

COUNTRY

FUJI HEAVY IND LTD

N/A

APPL-NO:

JP62035105

APPL-DATE:

February 18, 1987

INT-CL (IPC): F02B037/00

US-CL-CURRENT: 123/562

ABSTRACT:

PURPOSE: To make the captioned turbosupercharger compact and improve supercharging efficiency by housing two large and small turbosuperchargers in parallel in one housing and providing flow-in ports and flow-out ports for compressors and exhaust gas respectively, on said housing.

CONSTITUTION: A twin turbosupercharger 8 is formed by housing two large and small superchargers 12, 13 consisting of compressors 12a, 13a and turbines 12b, 13b respectively in one housing 14. And, a pressurized air from one compressor 13a is introduced out of a discharge port 8e<SB>2</SB> toward the other compressor 12a and, after being made confluent with a pressurized air discharged out of the other discharge port 8e<SB>1</SB>, fed into an engine. On the other hand, a flow-in port 8f for exhaust gas is provided on the turbine 12b, 13b side of the housing 14, and exhaust gas through the flow-in port 8f is fed into the turbines 12b, 13b via separate flow-in ports 8f<SB>1</SB>, 8f<SB>2</SB> partitioned by a distribution wall 16 formed in the middle.

COPYRIGHT: (C)1988,JPO&Japio

9/18/05, EAST Version: 2.0.1.4